PAT-NO:

JP363140136A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 63140136 A

TITLE:

RUBBER VIBRATION ISOLATOR

HAVING QUADRATIC SURFACE

PUBN-DATE:

June 11, 1988

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

OKADA, TAKESHI

SUZUKI, HISAO

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME TOUSHIYOU ENG KK COUNTRY

N/A

APPL-NO:

JP61283142

APPL-DATE:

November 29, 1986

INT-CL (IPC): F16F001/36

US-CL-CURRENT: 248/188.8, 267/64.27, 267/153

ABSTRACT:

PURPOSE: To obtain a rubber vibration isolator also functioning as an air spring by forming a substantially bowl-shaped main body by elastic material, forming the outer surface thereof in the quadratic surface in such a manner that the thickness of the main body is charged from the bottom edge to the top, and positioning a load plate member on the top of the main body.

CONSTITUTION: A bowl-shaped rubber vibration isolator main body 1 is formed by elastic material such as rubber or the like, and the outer surface thereof is formed in the quadratic surface. The thickness (t) of the wall surface of the main body 1 decreases gradually from the bottom edge side. A load plate member 4 is positioned in contact with the top of the bowl-shaped main body, and a bar member 6 for load is fixed and connected to

a boss 5 of the plate member by screwing. When load is transmitted to the main body 1, the thin side of the quadratic surface of the main body 1 gradually contacts the lower surface of the load plate member according to the load to change the length from the bottom edge thick side to the contact point, thereby producing force of burden for load. Simultaneously a sealed chamber 7 functions also as an air spring.

COPYRIGHT: (C)1988, JPO& Japio

19 日本国特許庁(JP)

⑩ 特許出願公開

⑫ 公 開 特 許 公 報 (A) 昭63 - 140136

@Int Cl 4

識別記号

庁内塾理番号

匈公開 昭和63年(1988)6月11日

F 16 F 1/36

7127 - 3J

審査請求 有 発明の数 1 (全6百)

69発明の名称 2次曲面をもつ防振ゴム装置

> 願 昭61-283142 创特

22出 願 昭61(1986)11月29日

70発 明 者 H 岡

健

東京都港区港南2丁目12番26号 港南パークビル 東昌エ

ンジニアリング株式会社内

②発 明 者 鈴木 久 夫 東京都港区港南2丁目12番26号 港南パークビル 東昌エ

ンジニアリング株式会社内

東昌エンジニアリング 包出 願 人

東京都港区港南2丁目12番26号

港南パークビル

株式会社

30代 理 人 弁理士 岡田 捂郎

1. 発明の名称

2次曲面をもつ防掘ゴム装置

2. 特許請求の範囲

- 1. ほぼ椀形をなす本体を弾性材料で形成し、 その外面を一以上の2次曲面に構成し、本体 の肉厚を底核から頂部に向け変化させ、本体 との接触面積が、受ける荷重により変化する。 荷重板部材を本体頂部に接触位置させてなる ことを特徴とする2次曲面をもつ防振ゴム装
- 2. 本体底縁に下面に環状の突起をもつ鍔状展 出部を設けたことを特徴とする特許請求の範 囲第1項記載の2次曲面をもつ防損ゴム装置。
- 3. 荷重板部材に負荷用の棒状体を接続したと とを特徴とする特許請求の範囲第1項または 第2項記載の2次曲面をもつ防振ゴム装置。
- 4. 負荷用の棒状体の笹を荷重を受ける部材の 、貫趙部段衝孔径より小にすることを特徴とす る特許請求の範囲第1項ないし第3項のいす

れかに記載の2次曲面をもつ防振ゴム装置。

- 5. 本体底縁に板体を接続し、この板体を梯状 体が挿通する個所にスリーブを設けたことを 特徴とする特許請求の範囲第1項ないし第4 項のいずれかに記載の2次曲面をもつ防振ゴ
- 6. その頂部を対向位置させた2つの本体間に 荷重板を挿入位置させかつ該荷重板の中心に 前記本体の2つの室に連通する孔を設けたと とを特徴とする特許請求の範囲第1項または 第2項記載の2次曲面をもつ防振ゴム装置。
- 7. 2つの負荷用の単状体を有する防振部材を、 荷盤板部材を相互に対向させて接続金具を介 して接続して一の防振装置を形成することを 特徴とする特許請求の範囲第1項ないし第5 項のいずれかに配敬の2次曲面をもつ防振ゴ · 装筐。
- 8. 固定床上に間隔をもち位置する複数の防止 ゴム本体頂部に夫々の荷重板部材に代えて共 通する一の仮体を段世し、この仮体上面に防

振を必要とする計測装置を載置することを特 後とする特許請求の範囲第1項または第2項 記載の2次曲面をもつ防振ゴム装置。

- 9. 荷重板部材を本体底縁の外径より小径の円板とすることを特徴とする特許請求の範囲第 1項ないし第7項のいずれかに記載の2次曲面をもつ防振ゴム装置。
- 10. 荷重板部材を本体底線の外径より大径の円板とすることを特徴とする特許請求の範囲第 1項ないし第7項のいずれかに記載の2次曲面をもつ防振ゴム装置。
- 11. 荷重板部材を外形がその断面で台形円錐状 をなす板体とすることを特徴とする特許請求 の範囲第1項ないし第7項のいずれかに記載 の2次曲面をもつ防振ゴム装置。
- 12. 荷重板部材を関立台形円錐プロックとする ことを特徴とする特許請求の範囲第1項ない し第7項のいずれかに記載の2次曲面をもつ 防振ゴム装置。
- 13. 接続金具の一端は固定端をもつ棒状体に接

3. 発明の詳細な説明・

く産業上の利用分野>

機器,配管等の振動の伝達を防止し、ビル室 内騒音の低減、又は外部振動の影響を受けぬこ とを必須要件とする測定器の架台等に使用され る防振ゴム (以下防振用の弾性をもつ材料を総 称するものとしてゴムという闘を用いる) 装置 の構造に関する。

く従来の技術及びその問題点>

ビル室内騒音については、ビル設備機器等からの関体音が大きな問題となっている。固体音の防止対策として、機器配管等の防振対策があり、従来の防振ゴム及び防振吊具を使用した対策が行なわれてきたが、十分な対策効果は得られておらず、より高性能かつ安価な防振ゴム装置の開発が望まれている。

従来の防振手段としては第17図乃至第19図に 示す防振ゴム、第20図に示す防振ゴムマット、 第21図に示す空気ばね、またはスプリングコイ ル等が知られている。 統し、他婦は負荷用の聲状体を有する防振部材と接続することを特徴とする特許請求の範囲第1項ないし第5項のいずれかに記載の2 次曲面をもつ防振コム装置。

- 14. 本体の肉厚を底縁から頂部に向け減小させるように形成したことを特徴とする特許請求の範囲第1項ないし第13項のいずれかに記載の2次曲面をもつ防损ゴム装置。
- 15. 本体の肉厚を底縁から頂部に向け増大させるように形成したことを特徴とする特許翻求の範囲第1項ないし第13項のいずれかに記載の2次曲面をもつ防振ゴム装置。
- 16. 2次曲面を2段の2次曲面で構成したととを特徴とする特許請求の範囲第1項ないし第15項のいずれかに記載の2次曲面をもつ防振コム装置。
- 17. 2つの2次曲面の境界部に頂部の荷重板部 ・材に加えて一の荷重板部材を設けたことを特 徴とする特許請求の範囲第16項記載の2次曲 面をもつ防振ゴム装置。

第17~19図に示す防振ゴムでは、防振は素材のゴムの変形により行なわれているものであり材質により適当とする振動数、荷重に対応する強度に対応する適用範囲の制限、材質の劣化等の問題がある。第20図のゴムマットについても同様の問題がある。

第21図の空気バネは圧縮空気の供給、タンク 等附属機器が多く、価格も高くその監視を要す るという問題がある。スプリングコイルは振動 数適用範囲、共振等についての問題がある。

く発明の目的>

この発明は構造簡単にして空気バネの機能も あわせもつ防振ゴム装置の構造に関する。 <手段の概要>

この発明はほぼ椀形をなす本体を弾性材料で 形成し、その外面を一以上の2次曲面に博成し 本体の肉厚を底録から頂部に向け変化させ、本

体との接触面積が、受ける荷重により変化する 荷重板部材を本体頂部に接触位置させてなる2 次曲面をもつ防振ゴム装置の構造を開示するも のである。

く実施例1>

第1図(A)は第1実施例の防掘ゴムの統断面を示す図面である。 碗形をなす防掘ゴム本体1はゴム等の弾性材料で形成され、その外面は2次曲面で形成されている。 こ、に2次曲面で形成されている。 こ、に2次曲面を形成されている。 ストに2次曲面を 1、実施例では本体1の壁面の肉厚 t は底線側より逐次起りは一次の側を示している。 また底線が14を出いる。 また底線が3との密着を良好にして、接触する対象物3との密着を良好にしてある。

協形の本体の頂部に接触して荷旗板部材 4 が 位置し、そのポス 5 には負荷用の棒状体 6 がネ ジ込み等により固定接続してある。 この棒状体 6 により本体 1 に撮動と荷重を伝え、その変形 により防振が行なわれるよとに注目すべきは本 体 1 に荷重が伝達されると本体 1 の 2 次曲面の 肉厚の薄い側からその荷重に応じ逐次荷重板部

この実施例2では荷重板部材4 aの外径 D が本体1 aの底縁径 D とほぼ等しいもので荷重が荷重板部材の上方より加えられる場合を示す。 この場合本体1の変形に伴う室7 a の空気漏洩 はない。その荷重変位曲線は第2図(B)に示す ものとなる。特性はバネ定数大非線形のものとなる。

く実施例3 >

第4図(A)は実施例3を示すもので、荷重板部4cの外形をその断面で台形円錐状をなす板体とするものである。

荷重板部材の変位の早い時期に、その本体との接触面積を急増させるもので、その荷重変位の曲額は第3図(B)に示すような急速立上りをもつものとなる。特性はベキ定数極大非額形のものとなる。

〈実施例4〉

第4図(A)に示す如く荷重板部材を倒立台形円離プロック4 a とするもので、(B) 図のように特性はパネ定数極小、線形のものとなる。

材の下面と接触し底段の厚肉側から接触点まで の且さな庇疑の国肉側から接触点までの長さを 変えること A なり換冒すれば第1図 (A) の左側 半分についてのみ言えば側壁の断面についての 片符架の長さが変化することに対応する対荷重 負担の力を生する。またとれと同時に碗状の本 体1内の空間は密封された室7となり空気バネ の機能をあわせ持つととゝなる。しかし葬伏体 6はチャンネル板体等の対象物3を挿通するの で緩衝孔8との間には隙間があり、とゝから室 7 内の空気は出入りをし緩衝力を伴う単純空気 バネとも異る働きをする。単純な荷重 (静的) を掛けたときの荷重と荷重方向の変位δとの関 係の線図は、第1図 (B) に示すものとなる。 この場合荷重板部材4の外径及は本体1の底紋 の外径 Daより小にして荷重受けのときにおける 荷重板部材4の本体1との接触に限界を持たせ た場合を示す。 この実施例1の場合はパネ定数 小、鎮形プラス非鎮形の荷重変位線図を示す。 く実施例2>

く実施例5>

第5図は第5実施例を示すもので、第2図の 防振コムを荷重板部材を共有させその本体頂部 を対向させた装置である。もとより第3図の荷 重板部材4。を対向接触させても形成できる。 また第4図の台形円錐プロックの底面を相互 放立せても形成できる。緩衝機能は2つの防振コム の本体1。,1。の室7。,7。を連通する孔 をその荷重板の中心に設けることにより空気バ 本特性を変えることができる。

また同種の防振ゴムの組合せでなく、第2図, 第3図の組合せでもよい。

〈実施例6〉

第6図は第1図の場合の機衡孔8に代えて対象物3 fの板体にスリーブ9を設け軽状体6 f との隙間とスリーブの背丈(長さ)の関節で観 箇時の室7 f からの空気呼吸の抵抗の関節をし て遺衝機能の一部の調節をすることができる。 〈実施例7〉 第7図は吊下げ用の接続金具10を設け、吊り下げ荷重に防振ゴム2個の機能を持たせた場合を示す。防振ゴムは本風の実施例の何れの種類のものでも任意選定組合せできる。

く実施例8>・

第8図は吊り下げ用の接続金具10×に1個の 防振ゴムを取付けた場合を示す。

く実施例9>

第9図は本体壁の内厚 t を底縁側から 新増させた防振ゴムを示す。

く実施例10>

第10図は 2 次曲面を 11a, 11b と二段に設けた場合の防援ゴムを示す。

く実施例1:1>

第11図は第10図の二段形の場合、2次曲面11。,114の間に荷重板部材11。を設けた場合の防援コムで、スリーブ11r,11gにおける空気呼吸の関節が二段にできる特徴をもつ。

く実施例12> ・ まいませんせいことか。

第12図は計測装置の防振用に盤体12を複数の

のかつ各種の防振効果が得られる。

- (2) 本願発明の防振コムを平板上に置くととにより簡単に空気コムとしての特性が得られ、これも圧力空気頭が不必要である。
- (3) 2次曲面を構成するゴムの厚さは実施例図面に示すように一様に増加あるいは減少させた不等厚さのもので、かつ負荷により荷重板部材面との接触点が移動する特性がある。これにより本体の肉厚の変化とともに複雑な荷重変位の性能を防振ゴムに持たせることができる。

なお本風免明の実践にかいる第8回の防振コムについて第15回と市販品の防振コムについて第14回との実験調定値を対比して示す防振側の 録が緩かでは、水平であることは本顧防振コム の効果の大であることを示すものである。

第16図は周波数 (H.z) に対する振動減盤 (AB) を本顧実施例と市販品と対比して示すもので何れの周波数についても格段に優れているととが判る。

防振ゴム装置で支持する場合を示す。

く実施例13>

第13図は機械の脚を本願発明の実施にかいる 防振ゴム装置で支持する場合を示す。なお以上 の各種実施例において、その本体の室7内にス ブリング(発条)を入れ緩衝機能を変化させる ことができる。

く発明の 効果>

従来の防振ゴムはゴムの弾性特性すなわち圧 縮し変形による振動エネルギのゴム内部でのエ ネルギ損失を期待したものと、空気バネに示す 空気の弾性特性を利用したもののみであった。

これに対し本顧発明の実施にかくる防振 JA 装置を使用することにより以下の効果が得られる。

(1) ゴム形状が2次曲面を形成しており、この曲面の折り返し弾性特性、すなわち曲面の形状とゴム弾性特性を利用したもので、従来品には見られない構造のものである。従って本願実施例の防頓ゴム装置の組合せにより所望

4. 図面の簡単な説明

第1図(A)は本額発明の第1実施例の防振コム 経断面図、第1図回はその荷重・変位曲線、第 2、図(A)は第2実施例の防掘ゴムの投断面図、第 2図回はその荷重・変位曲線、第3図(A)は第3 実施例の防援ゴムの経断面図、第3図回はその 荷重・変位曲線、第4図(A)は第4実施例の紡振 ゴム縦断面図、第4図回はその荷魚・変位曲線、 第5図は第5実施例の防掘ゴムの経断面図、第 6 図は第6 実施例の防振コムの経断面図、第7 図は防振ゴム2組使用の吊り下げ用の袋続金具 を含む装匠の概断面図、第8図は防振ゴム1組 の吊り下げ用の接続金具を含む装配の純断頭は、 第9回は第9実施例の防援ゴムの経断面図、第 10 凶は二段の三次曲面をもつ第10実施例の防塩 ゴムの縦断面図、第11図は第10辺の中段に荷重 板部材をもつ第11実施例の防張コムの縦断頭図、 第12図は第12実施例の計測短用に使用する場合 の模式の縦断面図、第13回は第13実施例の機能 の脚に使用したときの模式の疑断面閣、第14図

特開昭 63-140136 (5)

は市版 2 段防振 ゴム吊具の試験結果を示す図面、第15図は本顧発明の 1 段防振 ゴムの試験結果を示す図面、第16図は市販防振 ゴムマットと本願 防振 ゴムの性能を対比して示す線図、第17図は 従来のゴム使用圧縮形防振 ゴム 側面図、第18図は 従来のせん 断形防振 ゴムの一部 縦断側面図、第19図は 従来の複合 形の防振 ゴムマットの 縦断面図、第21図は空気パネの縦断面図である。

1 ······本体 2 ······ 鍔状展出部 3 ······ 対象物 4 ····· 荷重板部対 5 ·····・ポス 6 ····· 棒状体 7 ····・室 8 ····· 緩衝孔 9 ······スリーブ 10 ······ 接続金具 11 a, 11 b ······ 2 次曲面 12 ····・盤体 13 ······孔 14 ···· 環状の突起

代理人弁理士 岡 田 梧 郎









